対応なし、英抄

⑩日本国特許庁(JP)

①特許出願公開

⑫ 公 開 特 許 公 報 (A)

昭63-105812

@Int Cl.4

識別記号

广内整理番号

母公開 昭和63年(1988)5月11日

B 23 C 5/08 A - 7632 - 3C

審査請求 未請求 発明の数 1

スローアウエイ式千鳥刃転削工具 の発明の名称

> 昭61-252170 ②特

四出 9 昭61(1986)10月23日

⑦発 眀

栃木県宇都宮市今宮4丁目1846番地 出雲産業株式会社内 栃木県宇都宮市今宮4丁目1846番地 出雲産業株式会社内

79発 眀 者 ш 雄

出雲產業株式会社 ①出 願

栃木県宇都宮市今宮4丁目1846番地

正武 弁理士 志賀 外2名 多代 理

1. 発明の名称

スローアウエイ式千鳥刃転削工具

2. 特許請求の範囲

工具本体に形成されたチツブ取付座に、上記工 異本体の一の基準端面に対して互いに等しい正の アキシャルレーキ角を付された複数のスローアウ エイチップと、互いに等しい負のアキシャルレー 牛角を付された複数のスローアウエイチツブとが、 円周方向に交互にかつ等間隔を隔てて装着されて なるスローアウエイ式千鳥刃転削工具において、

上記正のアキシャルレーキ角と上記負のアキシ ヤルレーキ角の絶対値とを、互いに異なる角度に 設定したことを特徴とするスローアウエイ式干鳥 刃転削工具。

3. 発明の詳細な説明

[産業上の利用分野]

この発明は、多数のスローアウエイチツブが円 周方向に交互に正または負のアキシャルレーキ角

を付されて装着されたスローアウエイ式干鳥刃転 削工具に関するものである。

[従来の技術]

従来より、この狸のスローアウエイ式干鳥刃転 削工具の一つとしてスローアウエイ式干鳥刃サイ ドカツタ(以下、サイドカツタと略称する。)が知 られている。

このサイドカッタは、大怪円板状のカッタ本体 の外周に、その一方の増面を基準にした場合に正 となるアキシャルレーキ角を付された複数のスロ - アウエイチツブ (以下、チツブと略称する。) と、負のアキシャルレーキ角を付された複数のチ ツブとが、円周方向に交互にかつ等間隔を隔てて 装着されたものである。ここで、これらチップの 正負のアキシャルレーキ角は、互いに絶対値が等 しい角皮とされている。

[発明が解決しようとする問題点]

ところが、上記従来のサイドカツタにおいては、 これらチップが互いに絶対値が等しいアキシヤル レーキ角を付されて装むされているので、これら

正负のチップによってカッタ本体に作用する切削 力の大きさが互いに等しい。 しかも、これらチップが円周方向に等間隔をもって装着されているので、カッタ本体にはこれらチップによる切削力が一定の周期で作用する。他方、特にこの種のサイドカッタにあっては、 装着するチップの数が極めて多い反面カッタ本体が大径円板状をなしているため、 極めて振動やびびりを発生しやすい構造になっている。

このため、上記従来のサイドカッタにあっては、 切削時の回転数により、そのカッタ本体が上記チップの切削力に起因する一定周期の優勤に共振して小さな振幅の援動やびびりを発生し、この結果 仕上げ面租度の悪化を招いてしてしまうという問題があった。

[発明の目的]

この発明は上記事情に魅みてなされたもので、 カッタ本体に切削力に起因する小さな優勤が発生 するのを助止することができるスローアウエイ式 千鳥刃転削工具を提供することを目的とするもの

じることがなく、この結果上記切削力に起因する 版動やびびりの発生が防止される。

[実施例]

第1図~第5図は、この発明のスローアウエイ 式干鳥刃伝削工具の第一実施例であるサイドカツ タを示すものである。

である。

[問題点を解決するための手段]

この発明のスローアウエイ式干鳥刃転削工具は、 正のアキシャルレーキ角を付して装着したチップ と負のアキシャルレーキ角を付して装着したチップとの互いのアキシャルレーキ角の絶対値を、異 なる角度に設定したものである。

(作用)

上記様成からなるスローアウエイ式千鳥刃転削としては、正のアキンヤルーキ角を付かって工具本体に作用する切削されたまでは、カーキンヤルレーキ角をとかが関が出る。これをものです。カーカーのでは、これのよってリカーの切削に関り、よってリカーの切削にはなる。

したがって、上記工具本体に、異なった大きさの切削力が異なった長さで交互に作用するため、 この工具本体が共振するような規則的なに動を生

に位置させて、ポルト9…および上記くさび部材 6 …により着脱自在に装着されている。

ここで、上記チップ取付座 2 …におけるチップ 4 …は、カッタ本体 I の一方の基準場面 1 0 に対して正のアキシャルレーキ角 0 。を付されて装着されている。また、チップ取付座 3 …に装着されたチップ 4 …は、負のアキシャルレーキ角 − θ 。とされている。

そして、これらチップ 4 … における正のアキシャルレーキ角 θ , と負のアキシャルレーキ角 -0 。 の絶対値 θ 。 とは、互いに異なる角度とされている。 因に、上記角度 θ ,および θ ,は、それぞれ θ , < θ , < θ 。 となるように数定されている。

以上の構成からなる千鳥刃サイドカッタにおいては、正または魚とされたチップ4…のアキシャルレーキ角の絶対値 θ 、、 θ 。を互いに異なるしのに設定しているので、切削時にカッタ本体 I に作用する切削力が、正のアキシャルレーキ θ 。 たものとでは異なった大きさになる。しかし、こ

れら正または負のアキシヤルレーキ角とされたチップ4…のそれぞれの切刃 8 の円周方向に沿う切刃長さも互いに異り、よって 1 つのチツブ 4 の切刃 8 当たりの切削に関与する時間も異なったものになる。

このため、カツタ本体1には、交互に異なった 大きさの切削力が異なった間隔で作用する。 した がって、この千鳥刃サイドカツタにあっては、カ ツタ本体1にこれが共振するような規則的な周期 の振動が生じることがないため、いかなる回転数 においても優れた仕上げ面租度を得ることができ

また、正のアキシヤルレーキ角 θ 』を負のアキシャルレーキ角の絶対値 θ 。より小さくしているので、これらチツブ 4 …の切削力の触線方向の分力 (背分力)の登により、カツタ本体 1 に幾分これを独称方向の一方向に押圧する適当な押圧力が発生するため、安定した切削を行うことができるといった効果も得られる。

「他の宴施例]

16…、17…に、それぞれ三角形の板状のチツブ18…が替脱自在に装着されている。また、このフルサイドカツタにおいても、第1図~第3図に示したものと同様に、一方の基準端面12に対して正のアキシヤルレーキ角の。を付されたチツブ18…と、負のアキシヤルレーキ角ーの。を付されたチップ18…とが、円周方向に交互に装着されている。

ここで、これらチップ 1 8 … における正のアキシャルレーキ角 θ 。 と魚のアキシャルレーキ角 − θ 。 の絶対値 θ 。 とは、互いに異なる角度に形成されている。

また、第9図~第11図は、この発明の第三実施例であるインターナル・サイドカツタを示すものである。

このインターナル・サイドカツタでは、 大怪リング板状のカツタ本体 2 1 の内属面に、 その一端面 2 2 側に開口するチツブ取付座 2 3 …、 2 4 …と、他端面 2 5 側に閉口するチツブ取付座 2 6 …、 2 7 …とが円周方向に交互に、 かつ軸線に対して

第6図~第8図は、この発明のスローアウエイ 式干 鳥刃伝削工具の第二実施例であるフルサイド カツタを示すもので、図中符号11が大径円板状 のカツタ本体(工具本体)である。

そして、これらチップ取付座13…、14…、

反対方向に相斜して形成されている。そして、上記チツブ取付座 2 3 …、 2 6 … は、それぞれチツブ取付座 2 4 …、 2 7 … よりカツタ本体 2 i の半径方向に突出して形成されている。さらに、これらチツブ取付座 2 6 …、 2 7 … は、それぞれ円周方向に交互に形成されている。

そして、これらチップ取付座23…、24…、26…、27…に大きがでれず4図おお装が50元に大きのチックーナルをお装がするので、10回でカーナルので、10回ではカーカーのではカーカーを持ちているのではカーカーを持ちているのではカーカーを持ちているのではカーカーを持ちているのではカーカーを持ちているのではカーカーを持ちているのではカーカーをは、一対はカーをは、50mmにはカーのではカーカーをは、50mmにはカーカーをは、50mmにはカーカーをは、50mmにはカーカーをは、50mmにはカーカーをは、50mmにはカーカーをはありませる。24mmにはカーカーをはありませる。24mmにはカーカーをはありませる。3mmにはありませる。3mmにはありませる。24mmにはありませる。24mmにはありませる。24mmにはありませる。24mmにはありませる。24mmにはありません。24mmにはありません。24mmにはいるのでは、50mmには、50mmにはおりません。24mmにはありません。24mmにはありません。24mmにはありません。24mmにはありません。34mmにはよりません。34mmにはません。34mmにはよりません。34mmにはません。34mm

以上の構成からなる、上記第二および第三実施

特開昭63-105812(4)

例のフルサイドカツタおよびインターナル・サイドカツタにあっても、第一実施例に示したサイドカツタと同様の作用効果を得ることができる。

なお、上記第一~第三実施例においては、いず れもチツブ取付座を餌斜させることにより、チツ プの正のアキシャルレーキ角8 1、82、82 と負 のアキシャルレーキ角ーの。、一日、、一日。とを それぞれ異なったものに設定したが、これに腹る ものではなく、第12図および第13図に示すよ うに、上面30の切刃31に沿うすくい面32を 上紀上面30に対して所定の角度るだけ傾斜させ たチツブ33を正(または負)のアキシャルレーキ 角とされるチップとして装着することにより、互 いのアキシャルレーキ角を異なったものに設定し てもよい。これによれば、カツタ本体の製作がよ り容易になるとともに、上記すくい面32の傾斜 角度なを適宜選択することにより、正負のアキシ ヤルレーキ角の絶対値の差を切削条件に応じた最 遊の値に設定することができる。

[発明の効果]

工具に装着されているチップを示すもので、第4 図は側面図、第5図は正面図、第6図~第8図はこの発明の第二実施例を示すもので、第6図の間一VT線 辺図、第7図側面図、第8図は第6図の間一VT線 視断面図、第9図~第11図はこの発明の第三契 施例を示すもので、第9図は正面図、第10図は 側面図、第11図は五面図、第10図は 側面図、第13図は上記転削工具に装着される他のチップの形状を示すもので、第12図は

1,11,21…カツタ本体(工具本体)、

4、1 8、2 8、3 3 ··· チップ(スローアウエイ式チップ)、

10.12.22…基準端面、

2.3.13.14.16.17.23.24.26.

2 7 … チップ取付座、

01,02,03,04,85,00…アキシャルレー半角。

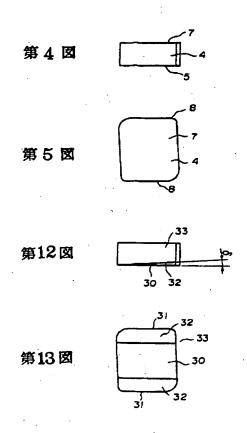
出额人 出驾産業株式会社

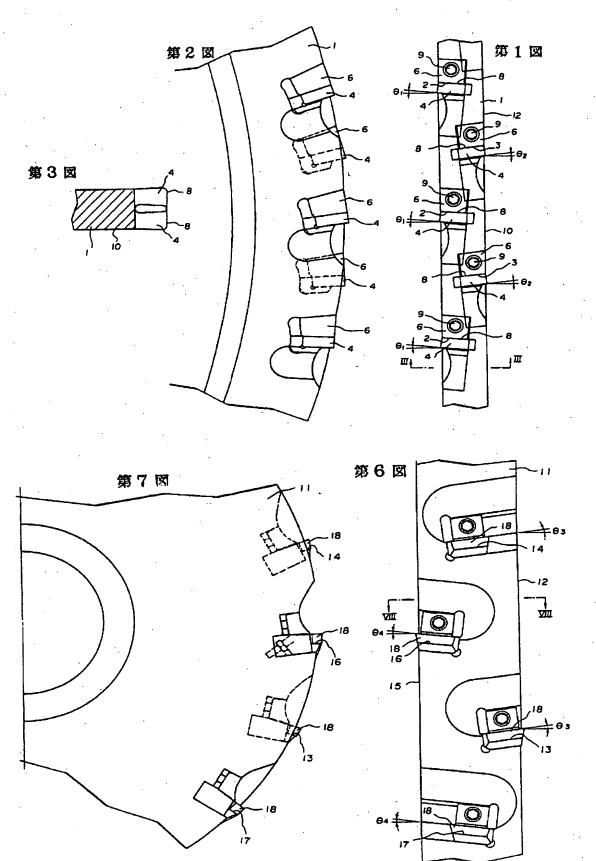
以上説明したように、この発明のスローアウエイ式干点刃転削工具によれば、干鳥刃状に抜着したチップの一方の猛撃場面に対する正のアキシャルレーキ角の絶対とを異なる角度に設定しているので、正のアキシャルレーキ角を付されたチップとでは、カッタ本体に作用する切削力、および1のチップの切刃当たりの切削に関与する時間が、互いに異なったものになる。

これにより、このスローアウエイ式千鳥刃転削 工具にあっては、カッタ本体にこれが共振するような規則的な周期の援動が生じることがないため、いかなる回転数においても優れた仕上げ面租度を 得ることができる

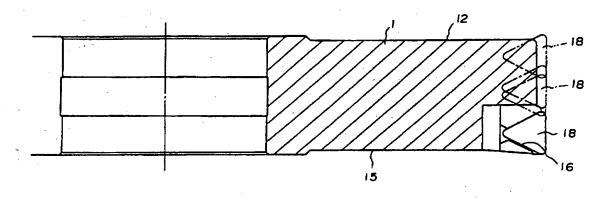
4. 図面の簡単な説明

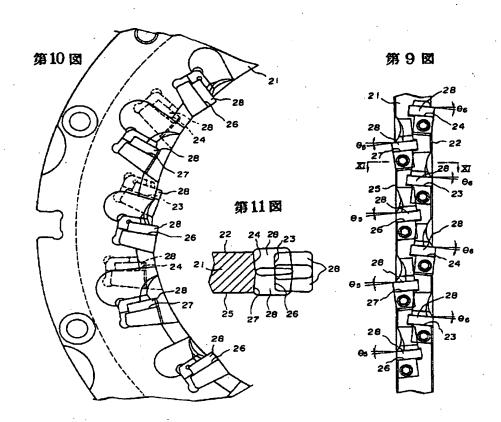
第1図~第3図はこの発明のスローアウエイ式 千鳥刃転削工具の一実施例を示すもので、第1図 は正面図、第2図は側面図、第3図は第1図の皿 一皿線規斯面図、第4図および第5図は上紀転削





第8図





PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

63-105812

(43)Date of publication of application: 11.05.1988

(51)Int.Cl.

B23C 5/08

(21)Application number : 61-252170

(71)Applicant : IZUMO SANGYO KK

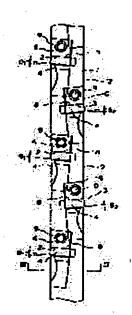
(22)Date of filing:

23.10.1986

(72)Inventor: MASUDA KAORU

HIYAMA NOBUO

(54) THROW AWAY TYPE STAGGERED TOOTH ROLL CUTTING TOOL



(57)Abstract:

PURPOSE: To prevent the generation of vibration, by a method wherein the absolute of an axial angle between a tip, mounted at a positive axial rake angle, and a tip, mounted at a negative axial rake angle, is set to a different angle.

CONSTITUTION: Tip mounting seats 2... and tip mounting seats 3... are alternately formed on the outer periphery of a cutter body 1, and tips 4 are respectively mounted thereto. In which case, the tips 4 at the mounting seats 2... and 3... are mounted at positive and negative axial angles with a reference end surface 10 of the cutter body 1. The positive angle is set to a

value lower than the negative angle. This constitution forces a cutting force exerted on the cutter body 1 during cutting to be produced in a manner to have magnitude different from each other. Further, since a time, required for cutting, per a cutting blade 8 of one tip 4 is different, the cutting force is elerted alternately at a different distance, vibration having a regular period is prevented from occurring to the cutter body 1.